

ارتعاشات جانبی آزاد تیر تحت فشار باد شده یک سرگیردار

مسعود خیام

کارشناس ارشد کامپیوتراگزینه

چکیده

نخستین بسامد طبیعی^۱ ارتعاشات تیر باد شده یک سرگیردار با کمک دستگاه سه معادله سه مجهولی حرکت ارتعاشی تیر محاسبه شده است.
درباره اثرات عوامل گوناگون بحث و نشان داده شده که با افزایش فشار داخلی، نخستین بسامد طبیعی نیز افزایش می یابد. این امر نمایانگر اثر سخت کننده فشار داخلی است.
مسئله مورد تجربه قرار گرفته، برروی یک تیر آزمایش شد که نتیجه آن باتوری انطباق خوبی دارد.

مقدمه

در این نشست پروفوسور فری اوتو (Frei Otto) بیش کوت این رشته (۵) اظهار داشت که مطالعات نظری سازه های بادی یا چندان ساده انجام شده است که واقعی نمی باشد یا چنان پیچیده است که کاربرد عملی ندارند. او همچنین اشاره کرد:

" من آرزومندم اهل نظر تا بالاترین بلندی ممکن پرواز کنند اما آنان می بایست پرواز های خود را با چنان زبانی بیان کنند که اهل عمل زمینی خانواده ما قادر به در ک آن باشند " (۶).

در سال ۱۹۶۹، لوچینگ هوا (Lo Ching Hua) خطای مأخذ (۳) را نشان داده، راه حلی بر مبنای روش اجزاء محدود برای تعیین بسامد طبیعی صفحات باد شده که به شکل بال دلتامی باشد، ارائه کرد، او اثرات گوشش های گرد را نیز در محاسبات خود منظور داشت (۷).

ارتعاشات اجزاء باد شده از اهم مسائلی است که در طراحی سازه های بادی، از جمله سدهای قابل باد شدن یا

برای صفحات باد شده، یک تئوری خطی توسط مک کومب (Mc Comb) ارائه شده است (۱).

در سال ۱۹۶۲، استوف ماچر (Stoffmacher) یک تئوری غیرخطی برای صفحات باد شده، که بطور دلخواه شکل گرفته اند، ارائه کرد (۲).

فوئرستر (Foerster) و دیگران در گزارش خود عامل ساده ای را بصورت زیر برای توان باربری برشی هوا ارائه کرده اند.

$G = P$
که در آن G ضریب برش و P فشار داخلی است و برای مینا تیرها و صفحات باد شده مورد مطالعه قرار گرفته است (۳). در سال ۱۹۶۷، نش (Nash) و هو (Ho) یک تئوری غیرخطی برای ارتعاشات آزاد پوسته های باد شده کم ضخامت به اولین نشست بین المللی سازه های بادی ارائه کردند (۴).

N1,N2,.....	نیروهای عمودی
V11,V22.....	انرژی تغییر شکل نسبی عمودی برو واحد عرض
Vpr.....	انرژی میان تیر
V.....	کل انرژی تغییر شکل نسبی کشسانی برو واحد عرض
T.....	کل انرژی جنبشی تیر برو واحد عرض

کوستهای فضایی باید در نظر گرفته شوند.

هیچیک از محاسبات پاد شده بالا، بسامد طبیعی تیر باد شده یک سرگیردار را که ساده‌ترین جزء‌سازهای بادی محسوب می‌شود، بطور رضایت‌بخش بیان نکرده است. این مساله از اهمیت بسیار عمدۀ علمی و فنی برخوردار می‌باشد و از این‌رو موضوع این پژوهش قرار گرفته است.

تئوری

فرض‌ها

شکل (۱) شماتی مبالغه‌آمیز تیر باد شده را نشان می‌دهد. اگر تغییر مکان رویه‌ها را بصورت چند جمله‌ای در نظر بگیریم (۱)،

$$w = (A_1 x^2 + A_2 x^3 + A_3 x^4) \sin \omega t \quad (1)$$

با روش مشابه آنچه در مرجع ۹ آمده است می‌توان نوشت:

$$e_1 = \frac{f}{2} \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} \quad \dots \quad (2)$$

$$e_2 = -\frac{f}{2} \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} \quad \dots \quad (3)$$

که در آن e_1 و e_2 تغییر شکلهای نسبی خمی در رویه‌ها هستند که با خم شدن هریک از آنها حول میان تار خود پدید آمده‌اند.

برای واحد پهنا، انرژی تغییر شکل ارتقای V_1 و V_2 که مربوط به تغییر شکل‌های نسبی خمی e_1 و e_2 می‌باشد بصورت زیر بیان می‌شوند.

$$V_1 = \frac{E}{2(1-v^2)} \int_0^a dz \int_0^a e_1^2 dx \quad (4)$$

$$V_2 = \frac{E}{2(1-v^2)} \int_0^a dz \int_0^a e_2^2 dx \quad (5)$$

از جایگزینی معادله‌های قبلی و ساده‌کردن آن، نتیجه می‌شود

$$V_1 = \frac{Ef^3}{8(1-v^2)} \left[4A_1^2 a + 12A_2^2 a^3 + 28.8A_3^2 a^5 \right.$$

$$\left. + 12A_1 A_2 a^2 + 16A_1 A_3 a^3 + 36A_2 A_3 a^4 \right] \sin^2 \omega t \quad (6)$$

$$V_2 = V_1 \quad \dots \quad (7)$$

اگر N_1 و N_2 نیروهای عمودی وارد بر رویه‌ها باشند خواهیم داشت:

$$N_1 = \int_{-f}^0 \sigma dz \quad \dots \quad (8)$$

$$N_2 = \int_0^f \sigma dz \quad \dots \quad (9)$$

- ۱- طول تیر بمراتب بزرگتر از دیگر ابعاد آن است.
- ۲- تمام تغییر مکان‌ها کوچک است.
- ۳- رویه‌های تیر صفحات کشسان، ایزوتروپیک همگن و نازک می‌باشد.
- ۴- میان تیر از هوابافشار و دمای ثابت پر شده است.
- ۵- تغییر شکل رویه‌ها موازی یکدیگرند.
- ۶- هیچ نوع اتصال برشی بین صفحات و پارچه‌های روپوش نیست.
- ۷- تغییر شکل تیر را می‌توان بصورت چند جمله‌ای نوشت.
- ۸- جرم‌های پارچه روپوش در مقایسه با جرم رویه‌ها قابل چشم پوشی است.
- ۹- ارتعاشات بدون هر نوع میراگر انجام شده و نیروی جذبی وجود ندارد.

نمادها

a.....	طول تیر باد شده
c.....	عمق تیر
f.....	ضخامت رویه‌ها
E.....	ضریب کشسانی رویه‌ها
v.....	نسبت پواسان برای رویه‌ها
ρ	جرم مخصوص تیر باد شده
P.....	فشار داخلی
W.....Z	تغییر مکان تیر درجهت
A1,A2,A3,.....	ثابت‌ها
w.....	بسامد ارتعاشات
t.....	زمان
σ	تنشی عمودی در رویه‌ها
e1,e2.....	تغییر شکل نسبی خمی در رویه‌ها
V1,V2.....	انرژی تغییر شکل نسبی خمی برو واحد عرض

و با بهره‌گیری از معادله (۱)

$$T = \frac{1}{2} \rho \omega^2 \left[\frac{a^5}{5} A_1^2 + \frac{a^7}{7} A_2^2 + \frac{a^9}{9} A_3^2 + \frac{a^6}{3} A_1 A_2 + \frac{2a^7}{7} A_1 A_3 + \frac{a^8}{4} A_2 A_3 \right] \cos^2 \omega t \quad (۲۲)$$

بافرض آنکه دستگاه در زیر نیروی جاذبه، ماندگار باشد می‌توان نوشت: (Conservative)

$$\frac{\partial}{\partial A_n} (V_{max} - T_{max}) = 0 \quad n = 1, 2, 3 \quad (۲۳)$$

جایگزینی معادله‌های (۲۰) و (۲۲) در بسط معادله، (۲۳) به دستگاه معادله‌های زیر منجر خواهد شد.

$$(X_1 - \alpha \frac{2a^5}{5}) A_1 + (X_2 - \alpha \frac{a^6}{3}) A_2 + (X_3 - \alpha \frac{2a^7}{7}) A_3 = 0 \quad (۲۴)$$

$$(Y_1 - \alpha \frac{a^6}{3}) A_1 + (Y_2 - \alpha \frac{2a^7}{7}) A_2 + (Y_3 - \alpha \frac{a^8}{4}) A_3 = 0 \quad (۲۵)$$

$$(Z_1 - \alpha \frac{2a^7}{7}) A_1 + (Z_2 - \alpha \frac{a^8}{4}) A_2 + (Z_3 - \alpha \frac{2a^9}{9}) A_3 = 0 \quad (۲۶)$$

$$\alpha = \frac{1}{2} \rho \omega^2 \quad \dots \quad \dots \quad (۲۷)$$

$$X_1 = P_C \frac{4a^3}{3} + 8a\beta \quad \dots \quad (۲۸)$$

$$X_2 = P_C \frac{3a^4}{2} + 12a^2\beta \quad (۲۹)$$

$$X_3 = 16a^3\beta \quad \dots \quad \dots \quad (۳۰)$$

$$Y_1 = P_C \frac{3a^4}{2} + 12a^2\beta \quad (۳۱)$$

$$Y_2 = 24a^3\beta \quad \dots \quad \dots \quad (۳۲)$$

$$Y_3 = 36a^4\beta \quad \dots \quad \dots \quad (۳۳)$$

$$Z_1 = 16a^3\beta \quad \dots \quad \dots \quad (۳۴)$$

$$Z_2 = 36a^4\beta \quad \dots \quad \dots \quad (۳۵)$$

$$Z_3 = 57.6a^5\beta \quad \dots \quad \dots \quad (۳۶)$$

$$\beta = \frac{Ef^3}{4} * \frac{2-v^2}{1-v^2} \quad \dots \quad (۳۷)$$

که در آن σ تنش عمودی رویه‌هاست که چنین نوشته می‌شود:

$$\sigma = - EZ \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} \quad (۱۰)$$

انرژی تغییر شکل نسبی ناشی از نیروی عمودی چنین است.

$$V_{11} = \frac{1}{2} \int_0^a N_1 e_1 dx \quad (۱۱)$$

$$V_{22} = \frac{1}{2} \int_0^a N_2 e_2 dx \quad (۱۲)$$

بابره‌گیری از معادله‌های (۱)، (۲)، (۳)، (۸)، (۹) و (۱۰) معادله‌های زیر بدست خواهد آمد:

$$V_{11} = \frac{Ef^3}{8} \left[4A_1^2 a + 12A_2^2 a^3 + 28.8A_3^2 a^5 + 12A_1 A_2 a^2 + 16A_1 A_3 a^3 + 36A_2 A_3 a^4 \right] \sin^2 \omega t \quad (۱۳)$$

$$V_{22} = V_{11} \quad (۱۴)$$

انرژی فشاری را می‌توان چنین بیان کرد:

$$V_{pr} = P_C (\ell - a) \quad (۱۵)$$

$$\ell = \int_0^a \sqrt{1 + \left(\frac{\partial w}{\partial x} \right)^2} dx \quad (۱۶)$$

اگر معادله (۱) را در معادله (۱۶) جایگزین کرده، چهار جمله از بسط تایلور را بنویسیم، خواهیم داشت:

$$\ell = \int_0^a \{ 1 + (2A_1^2 \sin^2 \omega t) x^2 + (6A_1 A_2 \sin^2 \omega t) x^3 \} dx \quad \dots \quad (۱۷)$$

$$V_{pr} = P_C \left[\frac{2}{3} a^3 A_1^2 + \frac{3}{2} a^4 A_1 A_2 \right] \sin^2 \omega t \quad (۱۸)$$

کل انرژی ارتعاشی تیر یک سرگیردار چنین است:

$$V = V_{pr} + V_1 + V_2 + V_{11} + V_{22} \quad (۱۹)$$

$$V = P_C \left[\frac{2}{3} a^3 A_1^2 + \frac{3}{2} a^4 A_1 A_2 \right] \sin^2 \omega t + \frac{Ef^3}{4}$$

$$* \frac{2-v^2}{1-v^2} \left[4A_1^2 a + 12A_2^2 a^3 + 28.8A_3^2 a^5 + 12A_1 A_2 a^2 + 16A_1 A_3 a^3 + 36A_2 A_3 a^4 \right] \sin^2 \omega t \quad (۲۰)$$

با جسم پوشی از جرم‌ها، انرژی جنبشی بصورت زیر نوشته خواهد شد:

$$T = \frac{1}{2} \rho \int_0^a \left(\frac{\partial w}{\partial t} \right)^2 dx \quad (۲۱)$$

رفع ابهام و حل واقعی معادله‌های (۲۴)، (۲۵) و (۲۶) ایجاد می‌کند که دترمینان ضرایب صفر باشد.

با استفاده از معادله (۳۸) بسامد طبیعی تیر بكمک

کامپیوتر ICL و زبان ترجمه ALGO1 68-R در شرایط مختلف محاسبه شده و نتیجه‌این محاسبات در شکل (۴) نمایش داده شده است.

آزمایش

اشکال (۲) و (۳) به ترتیب تیرباد شده و دستگاه‌های آزمایش را نمایش می‌دهد.

رویه‌ها از صفحات نازک فولادی بوده، پارچه روپوش آن از جنس Plain Woven Nylon Fabric است.

بر روپوش در طول لبه چین خوردگی داده شده تا تنفس برشی از رویه‌ها به گوشتهای گرد منتقل نشود.

در دامنه تغییرات فشار، از صفرتا ۳۴/۵ کیلونیوتن بر مترمربع، نخستین بسامد طبیعی تیر اندازه‌گیری شدو نتیجه آن در شکل (۴) نمایش داده است.

قطعه مورد آزمایش (تیرباد شده یکسرگیردار) توسط موافقو بادست ساخته شد و بنابراین برخی خطاهای آزمایش قابل انتظار است.

بحث و نتیجه‌گیری

علوم شد که نخستین بسامد طبیعی تیر باد شده، تابعی از سختی، جرم مخصوص و طول رویه‌هاست.

می‌توان دید که برای P/P_{max}^{max} نتایج تجربی کمتر از پیش‌بینی‌های نظری است. علل عدمهای اختلاف بعلت:

الف - فرضیات ساده‌کننده در تحلیل نظری.

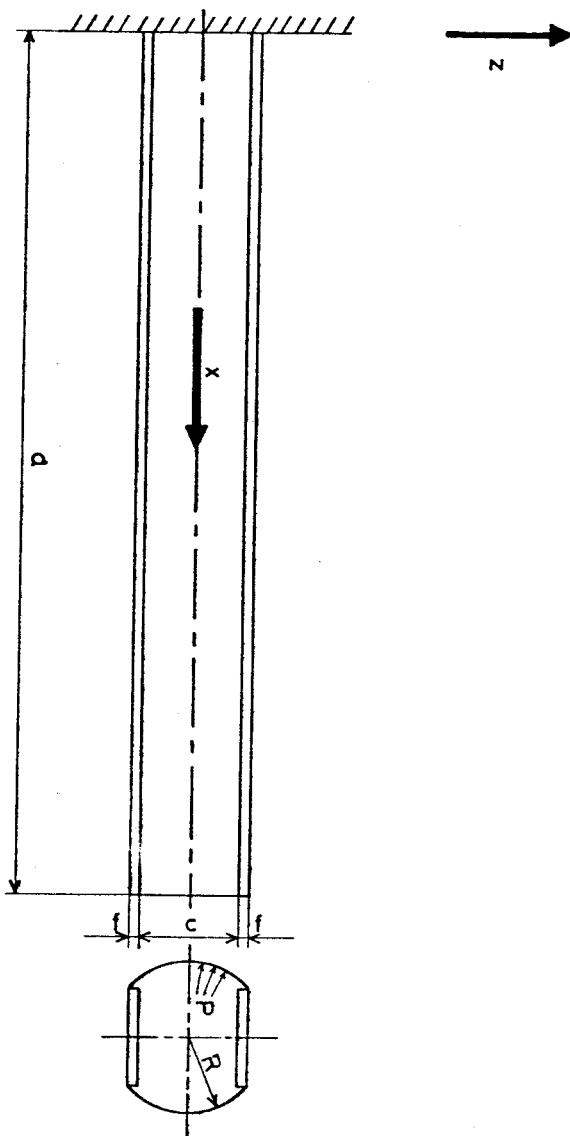
ب - محدودیت‌های روش انرژی در حل مسائل دینامیک ساختمان می‌باشد.

قبل‌ا" این مسئله مورد توجه قرار گرفته و چنین گفته شده است که:

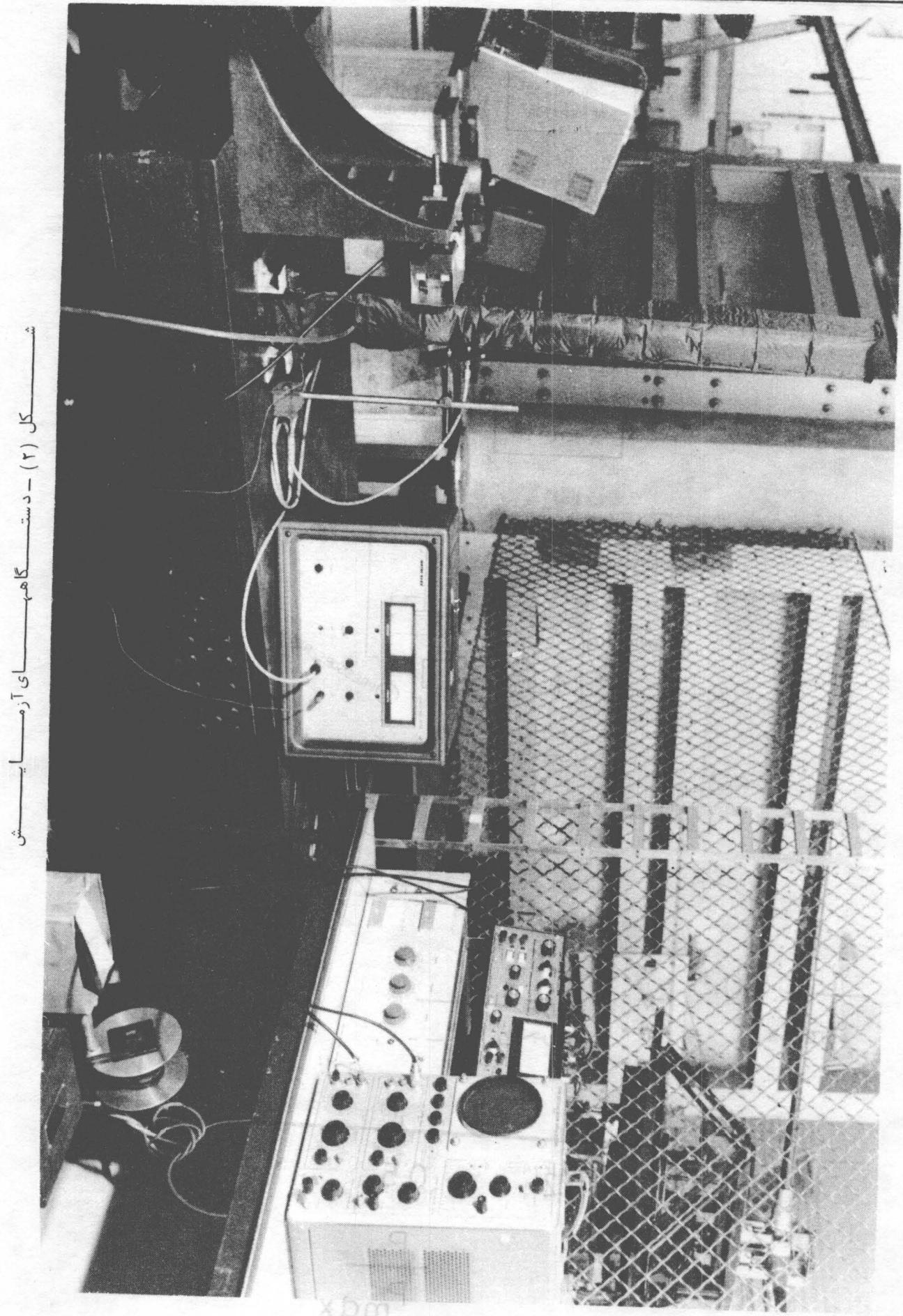
"این کمبود عمومی روش انرژی است و معمولاً" بعنوان یک قاعده سرانگشتی، می‌توان تعداد بسامدها و اشکال ارتعاشات را (که از نظر فیزیکی واقعی باشد) کوچکتر یا مساوی نصف تعداد ضرایب مجهول در تابع چندجمله‌ای مفروض تغییر شکل تیر دانست" (۹).

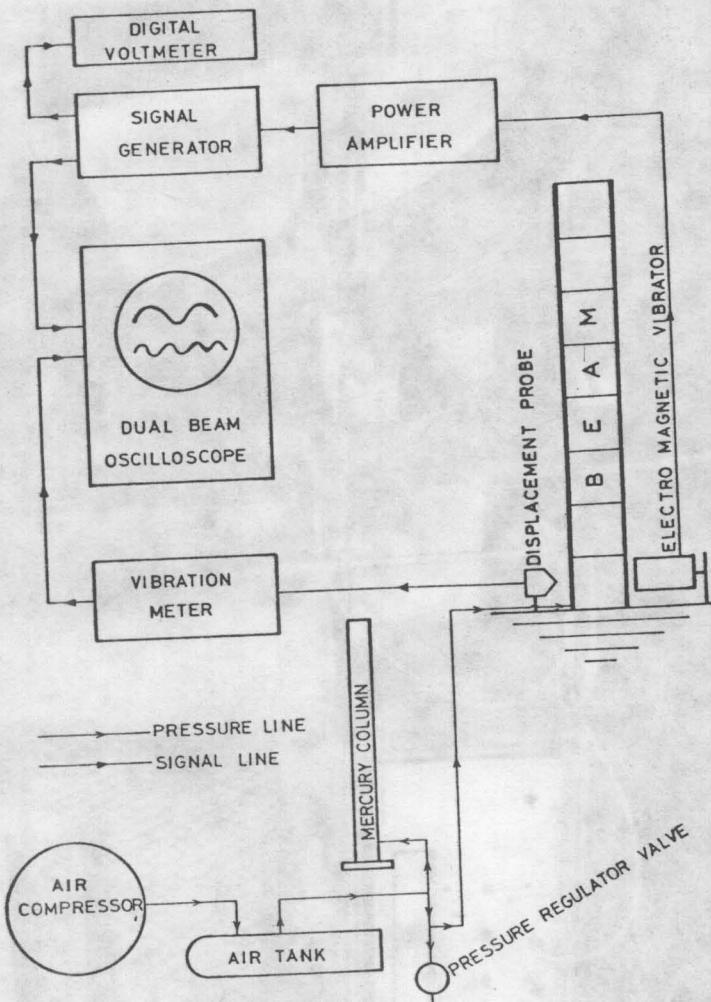
دیگر آنکه بمنظور درستیابی به پیش‌بینی نظری دقیق‌تر باید حمله‌های بیشتری از بسط تایلور انرژی میانی را بکار گرفت.

$$\left| \begin{array}{l} X_1 - \frac{2a^5}{5}\alpha X_2 - \frac{a^6}{3}\alpha X_3 - \frac{2a^7}{7}\alpha \\ Y_1 - \frac{a^6}{3}\alpha Y_2 - \frac{2a^7}{7}\alpha Y_3 - \frac{a^8}{4}\alpha \\ Z_1 - \frac{2a^7}{7}\alpha Z_2 - \frac{a^8}{4}\alpha Z_3 - \frac{2a^9}{9}\alpha \end{array} \right| = 0 \quad (38)$$

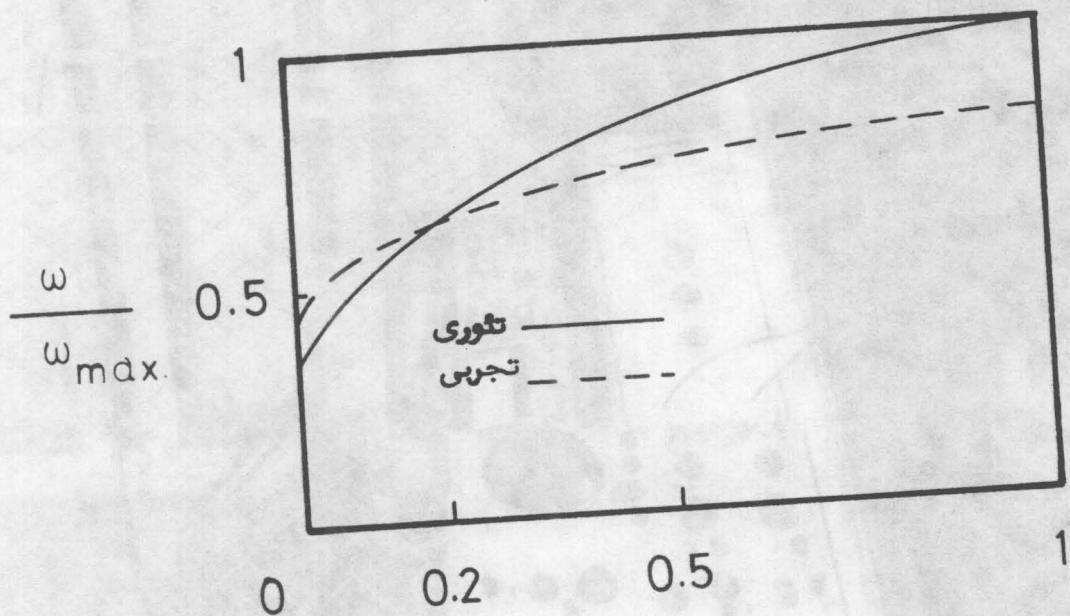


شکل (۱) - تیر تحت فشار باد شده





شكل (۳) - شیوه آزمایش



شكل (۴) - بسامد طبیعی

$$\frac{P}{P_{max}}$$

فهرست متابع

1. McComb, H.G. A Linear Theory for Inflatable Plates of Arbitrary Shape. NASA TN D-930. October 1961. 55 Pages.
2. Stoffmacher, G. A Non-linear Theory for Arbitrary Shaped Inflatable Plates of Uniform Initial Thickness- Part 1. Report No.SM-42807,Douglas Aircraft Co.In Missile and Space Systems Division, Santa Monica,Cali-fornia. December 1963. 42 Pages.
3. Foerster, A.F., et al. Analytical and Experimental Investigation of Coated Metal Fabric Expandable Structures for Aerospace Applications., Flight Dynamics Laboratory Research and Technology Division, Air Force Command, Wright-Patterson Air Force Base, Ohio. Technical Documentary Report ASD-TDR-63-542. November 1963.
4. Nash, W.A. and Ho, F.H. Non-linear Free Transverse Vibrations of Inflatable Shallow Shells. proceedings of the first International Colloquium on Pneumatic Structures, International Association for Shell Structures. May 11 and 12, 1967. University of Stuttgart, Germany. pp. 108-117.
5. Frei Otto, et al, Tensile Structures, Vol. 1 and 2. M.I.T. Press, Massachusetts Institute of Technology,Cambri-dge, Massachusetts, 1967.
6. Otto, F. Closing Remarks, proceedin-gs of the first International Colloquium on Pneumatic Structures, IASS May 11 and 12, 1967. University of Stuttgart, Germay. pp. 179.
7. Lo-Ching Hua. Natural Frequency of Vibration of a Triangular Inflatable Wing Model. Ph.D. Dissertation,Iowa State University of Science and Tec hnology, Ames, Iowa, 1969.
8. Leissa, A.W. Vibrations of Plates. NASA SP-160. 1969 . pp. 44.
9. Rubayi, N.A. and Charoenree, S. Natural Frequencies of Vibration of Cantilever Sandwich Beams. Int. Journal Computers and Structures. pp. 345-353. Vol. 6 1976.